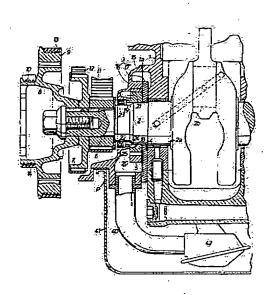
******	****	********	*****	*********
				300000000
:Ha		1	het	(33838)
			1131	3500000

	•
2-2/2 Next page From 2 - 1	Count
Display format Select the Type of	of Output
	Display checked documents
Check All Uncheck All	15 2/ 2
Application No./Date:	1989- 90150[1989/ 7/31]
Public Disclosure No./Date: Registration No./Date: Examined Publication Date (present law): Examined Publication No./Date (old law): PCT Application No. PCT Publication No./Date: Preliminary Examination: Priority Country/Date/No.: () [Domestic Priority: Date of Request for Examination: Accelerated Examination: Kind of Application: Critical Date of Publication: No. of Claims: Applicant: HONDA MOTOR CO LTD Inventor: KOBAYASHI SHIGEMI, YOKOYAMA KAIPC: F16J 15/32 311C F-Term: 3J006AD02, AE05, CA01 Expanded Classicication: 221 Fixed Keyword: Citation: [; ,] (,	1991- 29768 Translate [1991/ 3/25] [
Abstract: [ABSTRACT]	•

Because air toward axial direction inside of rotating shaft or fluid flow produces with the first bezel and the second gash by revolution of rotating shaft, fluid pressure from axial direction inside side acting in lip department is weakened, and the fluid which was able to leak is returned from lip department to axial direction inside side, as a whole, it can decrease in leak from lip department.



BEST AVAILABLE COPY

THIS PAGE BLANK (USPTO)

Other Drawing	
Check All Uncheck All	
Di	splay checked documents
Display format Select the Type of Output	
2-2/2 Next page From 2 - 1 Count	
Back to list	

THIS PAGE BLANK (USPTO)

@ 日 本 国 特 許 庁 (JP) @実用新案出願公開

⑩ 公開実用新案公報 (U) 平3-29768

€0int. Cl. 5

識別記号

庁内整理番号

❷公開 平成3年(1991)3月25日

F 16 J 15/32

311 C

7523-3 J

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全 頁)

❷考案の名称 オイルシール

> 顧 平1-90150 ②実

②出 願 平1(1989)7月31日

小. 林

重 実

埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究

横山

和孝

埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究

の出 顧 人

本田技研工業株式会社

東京都港区南青山2丁目1番1号

四代 理 人 弁理士 落. 合 外1名

19-111-14

明 細 書

1. 考案の名称

オイルシール

2. 実用新案登録請求の範囲

ルシール。

3. 考案の詳細な説明

A. 考案の目的

(1) 産業上の利用分野

本考案は、回転軸外面に摺接されるリップ部内面には、回転軸への非装着状態で回転軸の軸方向内方に向かうにつれて大径となるテーパ状である第1テーパ面、ならびに前記非装着状態で前記軸方向外方に向かうにつれて大径となるテーパ状であって小径端が第1テーパ面の小径端に連設される第2テーパ面が形成されるオイルシールに関する。

(2) 従来の技術

従来、かかるオイルシールは、たとえば第4図で示すように構成されており、本体26'のリップ部29'をその外周に巻装したコイルばね31により弾発的に回転軸2'の外面に摺接させてシールを達成するようにしている。

(3) 考案が解決しようとする課題

ところで、単にリップ部29'を回転軸2'の外面に摺接させるだけでは充分なシール性を確保し得ないことがあり、リップ部29'から外方 (第4図の左方)に漏れたオイルを回転軸2'の回転により軸方向内方に開発してして回転では、リップ部29'の軸方向からでは動力がある。而した複数では軸2'の回転により各溝39'では軸方向方に向けてのオイルを再びリップ部29'から内方に向けてのオイルを再びリップ部29'から内方側に戻す効果を得ることができる。

しかるに、かかる構造によってもオイルの漏れ を満足し得る程度まで減少させることはできず、 オイルのリップ部29'からの漏れをさらに減少 させることが望まれる。

本考案は、かかる事情に鑑みてなされたものであり、リップ部からの漏れを極力減少し得るようにしたオイルシールを提供することを目的とする。

B. 考案の構成

(1) 課題を解決するための手段

本考案によれば、リップ部の第1テーバ面には、 回転軸線方向内方に向かうにつれて回転軸の回転 方向前方に傾斜した複数の第1溝が周方向に間隔 をあけて設けられ、第2テーパ面には、軸線方向 内方に向かうにつれて前記回転方向前方に傾斜し た複数の第2溝が周方向に間隔をあけて設けられる。

(2) 作用

上記構成によれば、回転軸の回転により第1溝 および第2溝では回転軸の軸線方向内方に向けて の空気または流体の流れが生じるので、リップ部

に作用する軸方向内方側からの流体圧が弱められるとともに、リップ部から漏れた流体は軸方向内 方側に戻され、全体としてリップ部からの漏れが 極力減少せしめられる。

(3) 実施例

以下、図面により本考案の一実施例について説明すると、内燃機関におけるシリンダブロック1に回転自在に支承されている回転軸としてのクランク軸2の軸方向一端側で、シリンダブロック1の側壁外面1 aには、クランク軸2で回転駆動されるオイルボンプPが配設される。このオイルボンプPが配設される。このオイルボンプPは、前記側壁外面1 aに取付けられるケーシング3内に、クランク軸2に固定される内側ロータ4と、該内側ロータ4に嚙合する外側ロータ5とが相互に偏心した位置で回転自在に収納、配置されて成るものである。

クランク軸2の軸方向一端は、前記オイルポン

プPのケーシング3から突出されるものであり、このクランク軸2のケーシング3からの突出端部には、内方側から順に第1駆動プーリ6、第2駆動プーリ7および回転輪8が固定され、回転輪8には第3駆動プーリ9および第4駆動プーリ10が一体に設けられる。而して各駆動プーリ6.7.9,10には、図示しない被駆動部との間で巻掛伝動系を構成するための無端状ベルト11,12.

オイルポンプPのケーシング3は、シリンダブロック1の側壁外面1aに取付けられるケース部材15に設けられるポンプケーシング部16と、該ポンプケーシング部16に取付けられる端板17とから成り、端板17はケース部材15を前記側壁外面1aに取付けた状態でポンプケーシング部16および側壁外面1a間に挟まれる。

ポンプケーシング部16には、内側ロータ4の

軸方向一端面に摺接するシール面18を軸方向内 端に形成する円筒状支持部19が設けられる。ま た該支持部19の周囲でポンプケーシング部16 には、前記両ロータ4、5の嚙合部をそれぞれ臨 ませる吸入室20および吐出室21を周方向に隔 てて隔設するための凹部が設けられる。さらに内 側ロータ4の前記一端面には円筒状支持部19内 に回転摺動可能に嵌合する円筒状突部22が突設 されており、該突部22よりも外方位置で支持部 19内面およびクランク軸2外面間にはオイルシ ール23が介設される。すなわち、支持部19に は、前記突部22を回転摺動可能に嵌合する軸方 向内方側の小径孔24と、該小径孔24に段差を 介して同軸に連なる軸方向外方側の大径孔25と が穿設されており、オイルシール23は、大径孔 25内面およびクランク軸2外面間に介設される。 ところで、オイルシール23は、本考案に従っ

て構成されるものであり、このオイルシール 2 3 の構成について第 2 図を併せて参照しながら説明する。

オイルシール23の本体26は、前記大径孔2 5に嵌合する円筒部27と、該円筒部27の軸方 向外端から半径方向内方に張出した張出部28と、 張出部28の内端から軸方向内方側に延びてクラ ンク軸2の外面に摺接するリップ部29と、前記 張出部28の内端から軸方向外方側に延びてクラ ンク軸2の外面に摺接するダストリップ部30と を有して、合成ゴム等により一体成形される。ま たリップ部29の外周には、コイルはね31が巻 装されており、このコイルばね31のばね力によ りリップ部29がクランク軸2の外面に摺接する ように締付けられる。さらに本体26の円筒部2 7 および張出部28には金属製補強部材32かモ ールド結合により一体化され、円筒部27にはク

ランク軸2を貫通せしめる孔33を閉塞端に有して有底円筒状に形成されるオイルスリンガー34が嵌合される。

前記リップ部29の内面には、クランク軸2へ の非装着状態で該クランク軸2の軸方向内方 (第 2 図の右方) に向かうにつれて大径となるテーパ 状である第1テーパ面35と、前記非装着状態で 前記軸方向外方に向かうにつれて大径となるテー パ状であって小径端が第1テーパ面35の小径端 に連設される第2テーパ面36とが形成されてい る。しかも第1テーパ面35には、軸線方向内方 に向かうにつれてクランク軸2の回転方向37に 沿う前方にねじれ角αで傾斜した複数のスパイラ ル状第1溝38が周方向に等間隔をあけて設けら れ、第2テーパ面36には、軸線方向内方に向か うにつれて前記回転方向37に沿う前方にねじれ 角βで傾斜した複数のスパイラル状第2溝39が 周方向に等間隔をあけて設けられる。

ここで前記ねじれ角 α 、 β は、第1および第2溝38、39と、クランク軸2の軸線と平行であって各溝38、39の一点を通る直線とのなす角度を、前記一点を通るクランク軸2の半径線に直角な平面上に投影した角度であり、第1溝38のねじれ角 α は第2溝39のねじれ角 β よりも小さく設定される。

かかるオイルシール23を第3図で示すように 大径孔25内面およびクランク軸2外面間に装着 した状態では、リップ部29における第1および 第2テーパ面35,36の連設部付近がクランク 軸2の外面に弾発的に押付けられるので、第1テ ーパ面35は、その小径端で各第1溝38が潰さ れてクランク軸2外面に密接し、また第2テーパ 面36は、その小径端で各第2溝39が潰されて クランク軸2外面に密接する。したかって各第1

講38はその外端で閉じることになり、また各第 2溝39はその内端で閉じることになる。

再び第1図において、ケーシング3には、吸入室20に連通する接続管40の一端が接続されており、この接続管40の他端は、シリンダブロック1およびケーシング3の下部に結合されるオイルパン41内に配設されるオイルストレーナ42に接続される。またケース部材15には吐出室21に通じる吐出管部(図示せず)が一体に設けられ、この吐出管部は、クランク軸2のジャーナル部2a、クランクピン2b等の潤滑部等に接続される。

次にこの実施例の作用について説明すると、クランク軸2が回転すると、オイルポンプPにおいては、内側ロータ4の回転に応じて外側ロータ5が回転し、吸入室20から両ロータ4,5の融合部に吸い込まれたオイルは前記両ロータ4,5の

嚙合部から吐出室21に吐出される。

ところで、オイルシール23において、回転作動するクランク軸2の外面に弾発的に摺接するリップ部29では、第1テーパ面35の第1溝38の働きによりリップ部29からのオイル漏洩が抑えられ、また第2テーパ面36の第2溝39の働きによりリップ部29から漏洩したオイルが戻される。

すなわちクランク軸2の回転作動により、軸方向内方に向かうにつれて回転方向37に沿う前方に傾斜した第1溝38では、クランク軸2の外間面付近のオイルがクランク軸2に付着して回転しようとすることにより、軸方向内方すなわちオイルボンプP内に向けてのオイルの流れが生じる。したがってリップ部29の第1テーパ面35に、その小径端をクランク軸2外面から離反せしめるように漏洩オイル圧が軸方向に沿って直接作用す

ることが回避され、オイル圧が弱められることによりリップ部 2 9 からのオイル漏洩が抑えられる。しかも第 1 溝 3 8 のねじれ角αは比較的小さく設定されるので、クランク軸 2 の周囲の周方向流速が小さく抑えられ、リップ部 2 9をクランク軸 2 から離反せしめるように作用するオイルの回転による遠心力が小さく抑えられるので、リップ部 2 9 からのオイル漏洩がより効果的に抑えられる。

また第1番38にもかかわらず第2テーバ面3 6側にオイルが漏洩したとしても、軸方向内方に 向かうにつれて回転方向37に沿う前方に傾斜し た第2溝39においても、軸方向内方に向けての 空気の流れが生じており、この第2溝39に生じ ている空気流れによりオイルが軸方向内方側に戻 される。しかも第2溝39のねじれ角8は比較的 大きく設定されており、各第2溝39での戻し方 向の空気流れを比較的強くすることができるので、 第1テーパ面35および第2テーパ面36の連設 部から外方に漏洩したオイルがより効果的に戻さ れる。

この結果、オイルシール23のリップ部29から外方に漏出するオイル量は極力小さく抑えられることになる。

以上の実施例では、内燃機関のクランク軸2で 駆動されるオイルポンプPに本考案を適用した場合について説明したが、本考案はかかるオイルポンプPに限らず、回転軸からのオイル漏洩防止用 オイルシールとして広く適用可能である。

C. 考案の効果

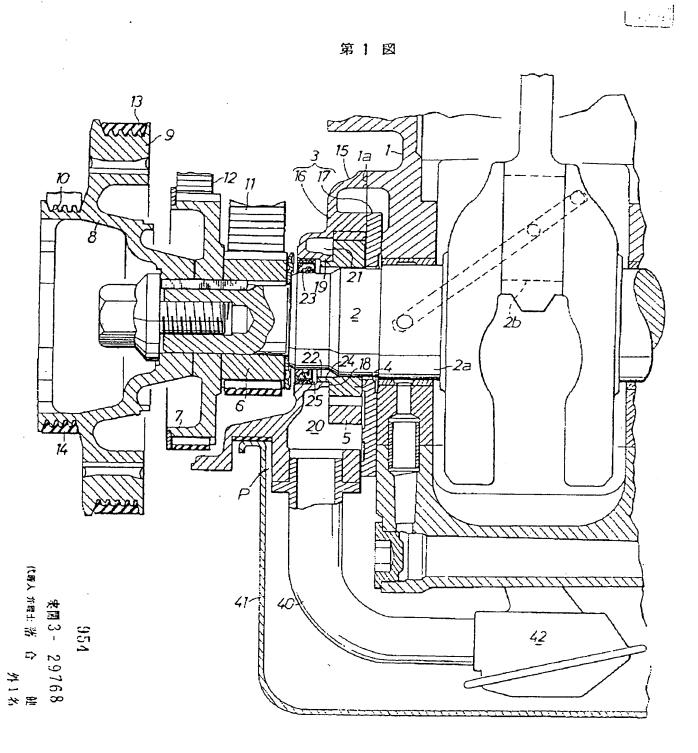
以上のように本考案によれば、リップ部の第1 テーパ面には、回転軸線方向内方に向かうにつれ て回転軸の回転方向前方に傾斜した複数の第1 溝 が周方向に間隔をあけて設けられ、第2 テーパ面 には、軸線方向内方に向かうにつれて前記回転方

向前方に傾斜した複数の第2溝が周方向に間隔を あけて設けられるので、第1および第2溝に回転 軸の回転に応じた空気または流体の流れを生じさ せて、リップ部からの流体漏洩を極力抑えること ができる。

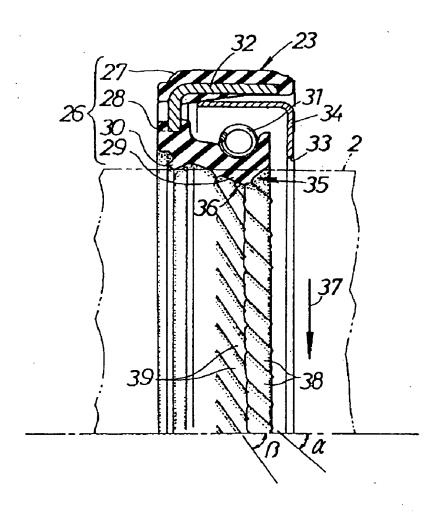
4. 図面の簡単な説明

第1図ないし第3図は本考案の一実施例を示す ものであり、第1図は内燃機関の一部縦断面図、 第2図は非装着状態でのオイルシールの縦断面図、 第3図は装着状態でのオイルシールの縦断面図、 第4図は従来のオイルシールの第3図に対応した 縦断面図である。

2…回転軸としてのクランク軸、23…オイルシール、35…第1テーパ面、36…第2テーパ面、37…回転方向、38…第1溝、39…第2 溝、



第 2 図

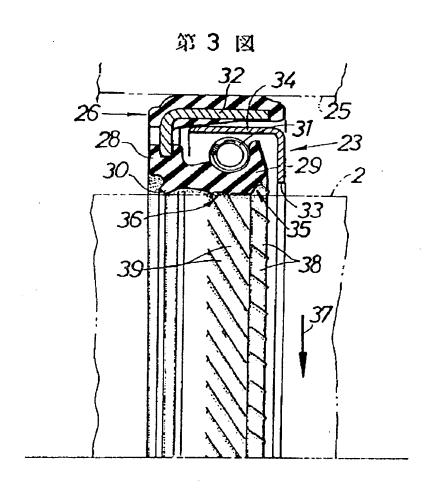


955

実開3-29768

代理人 非理士 莊 合

外1名



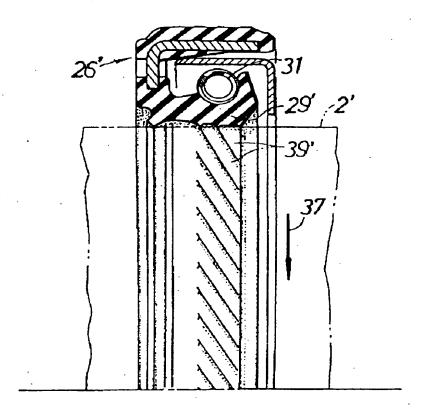
956

実開3-29768

代與人 非理士 落 合 健

外1名

第4 図



957 実開3-29768 代理人 非刑士 落合 健 外1名

THIS PAGE BLANK (USPTO)

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

M BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
☐ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.

